

Як випливає із графіків, КІН збільшуються, коли  $\lambda_2^0 = d$   
і зменшуються, якщо  $\lambda_2^0 = id$ . Взаємодія між включеннями по-  
чиняється при значенні параметра  $\lambda < 5$ .

Список літератури: І. Бережницкий Л.Т.,  
Лень М.П. Антиплоска деформація тела с жесткими включениями.  
— Проблемы прочности, 1975, № 8. 2. Опанасович В.К.;  
Драган М.С. Антиплоска деформація тіла з тонкоостінним  
пружним включением. — Вісн. Львів. ун-ту, сер. мех.-мат., 1981,  
вип. 17. З. Панаюк В.В., Саврук М.П., Дацюк  
А.П. Распределение напряжений около трещин в пластинах  
и оболочках. — Київ: Наукова думка, 1976.

Стаття надійшла в редколегію 3.01.83

УДК 539.3.

М.Ф.Копитко, Я.Г.Савула

### ВЛАСНІ КОЛІВАННЯ ОБОЛОНОК НУЛЬОВОЇ ГАУССОВОЇ КРИВИНИ

Розглянемо задачу знаходження власних форм і частот оболонок нульової гауссової кривини, геометрія яких описана у праці [4]. Для апроксимації розв'язку використовуємо напіваналітичний метод скінчених елементів /НМСЕ/ [2, 3].

Задача пошуку  $n$  найменших частот і відповідних їм форм власних коливань НМСЕ зводиться до визначення  $n$  найменших власних значень і власних векторів системи рівнянь високого порядку  $N$  ( $n \ll N$ ):

$$KU - \lambda MU = 0, \quad //I//$$

де  $K$  — матриця жорсткості;  $M$  — матриця маси оболонки;  
 $U$  — вектор невідомих коефіцієнтів;  $\lambda = \omega^2$ ,  $\omega$  — колова  
частота власних коливань.

При розв'язуванні неповної проблеми власних значень для системи /I/ необхідно враховувати малу заповненість матриць  $K$  і  $M$ , їх велику розмірність  $N$  і те, що  $n \ll N$ .

Перераховані вимоги задоволяє метод, в основу якого покладена ідея одночасної ітерації в  $n$ -мірному підпросторі [5; 6]. Цей метод /його ще називають блочно-степеневим/ є узагальненням класичного степеневого методу.

Ідея цього методу полягає ось у чому. Виходячи з матриці  $U_{i-1}$ , складеної з  $n$  лінійно незалежних стовпців, які є наближенням для власних векторів, розв'язуємо систему рівнянь

$$KX_i = MU_{i-1}.$$

Пізніше розглянемо  $n$ -вимірну задачу на власні значення вигляду

$$(X_i^T K X_i) Q = \nu (X_i^T M X_i) Q. \quad /2/$$

Наблизеними значеннями перших  $n$  власних чисел системи /I/ є власні значення системи /2/. Нова матриця  $U_i$ , яка дорівнює добутку матриці  $X_i$  на квадратну матрицю, складену із власних векторів системи /2/, це  $i$ -те наближення для власних векторів системи /I/. Доведено, що при  $i \rightarrow \infty$  власні значення системи /2/ прямають до  $n$  перших власних значень системи /I/, а власні вектори  $U_i$  — до власних векторів системи /I/.

Описаний підхід до знаходження власних форм коливань і відповідних їм частот реалізований у вигляді комплексу програм на мові ФОРТРАН-ІІУ для машини ЕС І022 і апробований на ряді прикладів.

Приклад I. Розглянемо власні коливання прямокутної шарнірно спертої пластини товщини  $h = 0,05$ , ширини  $a = 3,14$ ,

довжини  $B = 10$  /коєфіцієнт Пуассона  $\nu = 0,3$ , модуль Енга  $E = 1$ , густина матеріалу  $\rho = 1$ .

Для  $n$  півхвиль по ширині пластинки і однієї півхвилі по довжині в табл. I наведені значення квадратів власних колових частот коливань  $\omega^2$ . Дані табл. I дають змогу говорити про характер збіжності власних частот залежно від кількості скінчених елементів  $N_1$  на ширині пластинки.

Таблиця I

$n$	$\omega^2 \cdot 10^3$			
	[7]	$N_1 = 6$	$N_1 = 12$	$N_1 = 22$
1	0,27635	0,27638	0,27568	0,26914
2	3,8459	3,8519	3,8457	3,8419
3	18,952	19,099	18,962	189,947
4	59,333	61,089	59,428	59,338

Приклад 2. Розглянемо власні коливання колової циліндричної оболонки товщини  $h = 0,05$ , радіуса  $R = 10$ , довжини  $l = 10$ . На торцях оболонки задані умови шарнірного опирания. Для власних форм коливань з однією півхвилею по довжині оболонки і числом півхвиль, кратним восьми, по торцю у табл. 2 наведені значення квадратів власних колових частот при різній кількості елементів  $N_1$  по торцю.

Таблиця 2

$n/8$	$\omega^2 \cdot 10^3$				
	[1]	$N_1 = 6$	$N_1 = 12$	$N_1 = 18$	$N_1 = 26$
1	0,30343	0,55357	0,35975	0,32409	0,31612
2	1,6326	2,6062	1,8684	1,7274	1,6914
3	7,8609	9,9996	8,3873	8,0727	7,9879
4	24,417	28,556	25,423	24,854	24,705
5	37,960	37,964	37,962	37,958	37,955

Приклад 3. Дослідимо залежність частот і форм власних коливань циліндричного перекриття від виду напрямної. Довжина перекриття  $\ell = 100$ , ширина  $A = 16\pi$ , висота  $B = 16$ , товщина  $h = 2$ . Для різних видів напрямної у табл. 3 наведено шість перших власних частот коливань.

Таблиця 3

n	$\omega^2 \cdot 10^3$				
	коло	еліпс	парабола	косинусоїда	ланцюгова лінія
1	0,11526	0,08557	0,08890	0,08040	0,09624
2	0,24796	0,11035	0,27956	0,25979	0,27788
3	0,83809	0,46447	0,75335	0,64120	0,82903
4	1,07276	0,76558	0,82939	0,83782	0,83832
5	1,8487	1,44447	1,7605	1,6831	1,7900
6	2,3235	1,8898	2,0181	1,9951	2,0385

Список літератури: 1. Гольденвейзер А.Л., Шидский В.Б., Товстик Т.Е. Свободные колебания тонких упругих оболочек. - М.: Наука, 1979. 2. Зенкевич О. Метод конечных элементов в технике. - М.: Мир, 1975. 3. Савула Я.Г., Флейшиан Н.П., Шинкаренко Г.А. Метод расчета труб с произвольной криволинейной осью. - Сопротивление материалов и теория сооружений, 1978, вып. 38. 4. Савула Я.Г., Шинкаренко Г.А., Бовк В.Н. Некоторые приложения метода конечных элементов. - Львов, 1981. 5. Синкаренко Т.В. Применение метода конечных элементов к расчету форм и частот собственных колебаний авиационных конструкций. - Уч. зап. Центр. аэрогидродинам. ин-та, 1981, № 2. 6. Стренд Г., Фикс Дж. Теория метода конечных элементов. - М.: Мир, 1976. 7. Филиппов А.П. Колебания деформируемых систем. - М.: Машиностроение, 1970.

Стаття надійшла в редакцію 02.II.81